(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開發号

特開平7-17486

(43)公開日 平成7年(1995)1月20日

(51) Int.CL*

鐵別配号 庁内整理番号

PΙ

技術表示館所

B63H 21/22

Z

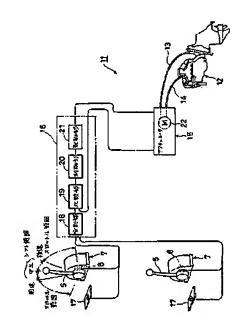
審査請求 未請求 請求項の数1 FD (全 13 頁)

(54) 【発明の名称】 船舶推進機の遠隔制御装置

(57)【要約】

【目的】 スロットル制御と前後進切換えとを電気式ア クチェエータによって制御するに当たりコストを低く抑 える。

【構成】 電勤式アクチュエータ15を、前後進切換え 部村およびスロットル関閉カム部村を回転体で一体に構成して一つのモータに連結させる。このアクチュエータ15をコントロールユニット16を介して操作レバー5に接続した。スロットル制御および前後造切換えに要するモータ、減遠機およびモータ服動回路に用いる電子部品が1系統分のみになる。したがって、高価な部品を必要最小限度とすることができ、遠隔制御装置を安価に得ることができる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 道転席の操作手段によって推進機側の電 動式アクチュエータ内のモータを駆動させて推進機のス ロットル制御と前後道切換えを行う船舶推進機の遠隔制 御装置において、前記電勤式アクチュエータを、前後進 切換え部材およびスロットル開閉カム部材を同一のモー タで駆動させることによって単体でスロットル制御およ び前後造切換えを行う構造とし、この電動式アクチュエ ータをコントロールユニットを介して前記操作手段に接 続したことを特徴とする船舶推進機の遠隔制御装置。

【桑明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、船舶差道機を返隔操作 によって制御する船舶推進機の遠隔副御装置に関するも のである。

[0002]

【従来の技術】幅外機やスターンドライブ等の船舶用推 進機を運転席から遠隔操作してそのスロットル制御や前 後進切換えを行うに当たっては、通常は運転席の操作レ させ、この操作レバーを操作して行っていた。ところ が、この種の遠隔制御装置では、運転席がキャビン内と フライングブリッジ等の2箇所以上に存在する場合には 緑作レバーの操作が重くなってしまうという不具合があ った。これは、道転席毎の操作レバーに連絡されたメカ ニカルケーブルどうしがメカニカルジャンクションボッ クスで互いに接続され、このメカニカルジャンクション ボックスから推進機に導かれており、メカニカルケーブ ルが進退するときの抵抗が大きくなってしまうからであ を一つの操作レバーで行うワンレバー式リモコンの場合 に題義である。

【0003】とのような不具合を解消した遠隔副御慈麗 としては、推進機のスロットル装置や前後進切換え装置 を電動式アクチュエータによって行うものがある。この 種の電動リモコンシステムを図10によって説明する。 【0004】図10は従来の船舶推進機の遠隔制御装置 を示す概略構成図である。同図において、1は船舶用推 造機 2はこの船舶用推進機1の遠隔調御装置である。 この遠陽制御装置2は、前記推造機1のスロットル弁装 40 置(図示せず)に連絡されたスロットルアクチュエータ 3 および前後進切換え装置(図示せず)に連結されたシ フトアクチュエータ4を操作レバー5 およびコントロー ルユニット6によって制御するように構成されている。 【0005】前記スロットルアクチュエータ3ねよびシ フトアクチュエータ4は、動力源としてのモータにラッ クアンドピニオン機構を連結させて構成され、とのラッ クアンドピニオン機構のラックに接続されたメカニカル ケーブル3a、4aを介してスロットル弁装置あるいは 前後進切換え装置に連絡されている。すなわち、各アク「50」 ータ4を前進側へ制御し、しかも、操作レバー5の緩動

チェエータ3、4のモータが正転したり逆転したりする ことによってスロットル制御および前後造切換えが行わ れることになる。なお、ラックの移動位置は、このラッ クにリンクを介して連絡されたラック位置センサ(図示 せず)によって検出され、前後進切換え装置やスロット ル弁装置の冥際の制御位置がコントロールユニット6に フィードバックされるように構成されている。

【0006】前記操作レバー5は、道転席に設けられた リモコンボックス7に前後方向に沿って緩動自在に支持 10 されている。このリモコンボックスでは、前記操作レバ ー5の揺動方向および揺動角度を検出するレバー操作位 置センサ8が設けられ、操作レバー5の揺動動作をこの レバー操作位置センサ8によって検出し、電気信号に変 えてコントロールユニット6に出力する枠造になってい る。すなわち、操作レバー5の揺動方向と揺動角度とが 電気信号に変換されてコントロールユニット 6 に入力さ れることになる。

【0007】前記コントロールユニット8は、前記レバ ー操作位置センサ8によって検出された操作レバー5の パーと船舶推進機とをメカニカルケーブルによって連結 20 緩動方向および揺動角度から操作内容を分別する分別部 6 a と、前記シフトおよびスロットルのアクチェエータ 毎にそれぞれ設けられた比較部6 b., 6 b.、 副御部6 cおよび駆動部6d等から構成されている。前記分別部 6 a は、前記レバー操作位置センサ8が出力した信号に 基づいて操作レバー5の位置が中立位置に対して予め定 めた角度より小さいシフト範囲にあるか、あるいは、そ の設定角度以上のスロットル範囲にあるかを分別するよ うに構成されている。シブト範囲であるときには、シブ トアクチュエータ4に接続された比較部6 b、に前記信 る。この現象は、特にスロットル制御と前後道切換えと 30 号が送られ、スロットル範囲であるときには、スロット ルアクチュエータ3に接続された比較部6り。に前記信 号が送られることになる。

> 【0008】比較部6りょ,6りょは、スロットルアクチ ュエータ3あるいはシフトアクチュエータ4のラック位 置センサから入力された各アクチュエータの制御位置 と、操作レバー5の揺動角度を比較するように構成され ている。また、制御部6cは、前記比較部6り、, 6b2 での比較結果に基づいて各アクチュエータ3、4のモー タを正転させるか逆転させるかを判定し、判定結果に対 応した制御信号を駆動部6 dに送るように構成されてい る。駆動部60は、前記副御部8cから入力された制御 信号に応じてモータを正転させたり逆転させたりするよ うに構成されている。この駆動部6 d の電気回路として は、主に2個のPチャネルMOS-FETと、2個のN チャネルMOS-FET等をモータに接続させた構造に なっていた。

> 【0009】とのように構成された従来の遠隔制御装置 では、操作レバー5を例えば前側へ倒すようにして揺動 させると、コントロールユニット8がシフトアクチュエ

角度が予め定めた角度より大きいときにはその援助角度 に応じた制御室をもってスロットルアクチュエータ3を スロットル関度が大きくなるように副御する。この制御 は操作レバーちを後側へ揺動させたときにも同様であ る.

[0010]

【発明が解決しようとする課題】しかるに、上述したよ うに構成された従来の電動リモコンシステムによる途隔 制御装置では高価になってしまうという問題があった。 り個別のアクチュエータと各々の駆動回路が必要で、モ ータや減速機構、電力用トランジスタとしてのパワーM OS-FET等の高価な部品額がスロットル制御と前後 進切換えとの2系統に用いられているからであった。

【①①11】本発明はこのような問題点を解消するため になされたもので、スロットル制御と前後道切換えとを 電気式アクチェエータによって制御するに当たりコスト を低く抑えることを目的とする。

[0012]

の遠隔制御装置は、電動式アクチュエータを、前後進切 換え部材およびスロットル開閉カム部材を同一モータで 駆動して単体でスロットル副御および前後進切換えを行 う構造とし、との電動式アクチュエータをコントロール ユニットを介して操作手段に接続したものである。

[0013]

【作用】スロットル制御および前後進切換えに要するモ ータ、減速機およびモータ駆動回路に用いる電子部品が 1系統分のみになる。

[0014]

【実施例】以下、本発明の一裏施例を図1ないし図8に よって詳細に説明する。図しは本発明に係る船舶差進級 の遠隔制御装置を示す概略構成図、図2は本発明に係る 遠隔副御装置の操作レバーの軸部を拡大して示す断面 図、図3は本発明に係る船舶推造機の遠隔制御鉄置に使 用するアクチュエータの要部を示す平面図、図4 は図3 におけるIV-IV保断面図、図5はアクチュエータにおけ るシフト機構部の構成を示す平面断面図で、同図は図4 における回転体および前後進切換え用レバーのV-V根断 面を示している。

【0015】図6はアクチュエータの要部を示す平面図 で、同図はスロットル弁装置がアイドリング状態で前後 道切換え慈麗が後進側に切換えられた状態を示す。 図7 はアクチュエータの要部を示す平面図で、同図は前後道 切換え装置が後進側に切換えられた状態でスロットル弁 装置が略全関とされた状態を示す。図8はアクチュエー タに用いるスロットル関閉カムの平面図である。 これら の図において前記図10で説明したものと同一もしくは 同等部材については、同一符号を付し詳細な説明は省略 する.

【0016】とれらの図において、11は本発明に係る 船舶推進機用遠隔制御装置である。この遠隔制御装置1 1は、船舶用指進機12にブッシュブルケーブルからな るメカニカルケーブル13、14を介して連結されたア クチュエータ15と、このアクチュエータ15を副御す るコントロールユニット16、緑作レバーちおよびセレ クトスイッチ17からなる操作手段等から構成されてい る。本真施例では、運転席がキャビン(図示せず)内と フライングブリッジ(図示せず)等の2箇所に設けられ これは、スロットル制御と前後進切換えとを行うに当た。10 た船舶に用いる遠隔制御装置について説明する。すなわ ち 操作レバー5 およびセレクトスイッチ17は各運転 席に設けられる関係から2組用いられている。

【0017】前記アクチュエータ15は、後述するよう にモータを1つ備え、このモータを正転させたり遊転さ せたりすることによって、前道・後進の切換えど、前道 時および後進時のスロットル制御を行うように構成され ている。さらに詳しく説明すると、モータを中立位置か ら正転させることによって、先ず、維進級12の前後進 切換え装置(図示せず)を前進側へ切換え、引き続き正 【課題を解決するための手段】本発明に係る船舶着造機 20 転させることによって、次にスロットル弁装置(図示せ ず)をスロットル開度が漸次大きくなるように駆動する 樽造になっている。また、モータを中立位置から逆転さ せた場合には、先ず前後進切換え装置を後進側へ切換 え、次いで、スロットル弁装置をスロットル関度が衝次 大きくなるように駆動する。

> 【①①18】アクチュエータ15のモータの回転方向を 上述したように切換えるには、操作レバー17の揺動方 向および揺動角度をレバー操作位置センサ8により検出 し、それを電気信号に変換してコントロールユニット1 30 6に入力することによって行う。この操作レバー5とレ バー操作位置センサ8の連結構造は図2に示すようにな っている。すなわち、操作レバー5はリモコンボックス 7に水平な支軸5aを介して回動自在に支持され、この 支軸5 a におけるリモコンボックス7内の軸端部にレバ ー操作位置センサ8の回転軸8aが嵌合している。この: レバー操作位置センサ8は、本体8 bに対する回転軸8 aの回転方向および回転角度を検出して検出信号をコン トロールユニット16に入力する構造で、本体8 bがり モコンボックス?に支持固定されている。

> 40 【0019】コントロールユニット16は、分別部18 と、比較部19と、制御部20および駆動部21とから 構成されている。分別部18は、前記レバー操作位置セ ンサ8から入力された信号に基づいて操作レバー5の位 置が中立位置に対して予め定めた角度より小さいシフト 範囲にあるか、あるいは、その設定角度以上のスロット ル範囲にあるかを分別し、シフト範囲であるときには揺 動方向に基づいて前道側シフト信号あるいは後進側シフ ト信号を比較部19に出力する構造になっている。ま た、スロットル範囲であるときには、揺動角度に対応す 50 るスロットル開度信号を比較部19に出力する構造にな

っている。

【0020】比較部19は、後述するアクチュエータ1 5の制御位置センサから入力されたアクチュエータ15 の実際の制御位置と、操作レバー5の揺動角度とを比較 する構造になっている。

【0021】副御部20は、前記比較部19での比較結 泉と、前記分別部18が出力した前進側シフト信号、後 造側シフト信号あるいはスロットル開度信号とに基づい てアクチュエータ15のモータの回転方向および回転の ()での制御をさらに詳述すると、前進側シフト信号が入 力されたときには、比較部19に入力されるアクチュエ ータ15の実際の制御位置が予め定めた前進切換え位置 に達するように前記モータを正転させる。また、後進側 シフト信号が入力されたときには、比較部19に入力さ れるアクチュエータ 15の実際の制御位置が予め定めた 後進切換え位置に達するように前記モータを逆転させ る。なお、上述した前進切換え位置とは、アクチュエー タ15によって推進機12の前後進切換え装置が前進側 へ切換えられるときのアクチュエータ15の制御位置の 20 等の安全制御を繰り込む必要がある。 ことをいい、後進切換え位置とは、アクチュエータ15 によって推進機12の前後進切換え装置が後進側へ切換 えられるときのアクチュエータ15の副御位置のことを いろ。

【0022】さらに、スロットル関度信号が入力された ときには、比較部19に入力されるアクチュエータ15 の実際の制御位置が操作レバー5の協助角度と対応する ように前記モータを正転あるいは逆転させる。このとき のモータの回転方向は、シフト範囲が前進側の場合には 向とされる。なお、操作レバー5の中立位置に対する揺 動角度が大きくなればなるほどスロットル関度が大きく なるように設定されている。

【0023】すなわち、操作レバー5を例えば図1に示 した中立位置から前側(前進側)に約90度倒すと、分 別部18が前進側シフト信号を出力してからスロットル 関度信号を出力することになるから、副御部20はアク チュエータ15の制御位置が前進切換え位置に達するよ うにモータを正転させ、その後、アクチュエータ15の 制御位置が操作レバー5の揺動角度に応じた位置に達す。 るまでモータを正転させることになる。また、中立位置 から後側に約90度倒した場合には、アクチュエータ1 5の制御位置が後進切換え位置に達するようにモータが 逆転された後、さらにアクチュエータ15の制御位置が 操作レバー5の揺動角度に応じた位置に達するようにモ ータが逆転される。

【0024】さらに、操作レバー5が前道側あるいは後 道側のシフト範囲内で揺動されたときには、分別部18 からは揺動方向に対応した前造側シフト信号あるいは後 造側シフト信号のみが出力されるため、推造機12の前 50 部村に相当するものが下部(図4において下側となる部

後進切換え装置のみがアクチュエータ 15によって駆動 されることになる。

【0025】図1において符号17で示したセレクトス イッチは、複数あるリモコンボックス?のうち何れによ り道転するかを指定する釦スイッチで、アクチュエータ はこれにより指定されたリモコンボックスプによっての み副御される。したがって、このセレクトスイッチ17 はリモコンボックス7の近傍またはリモコンボックス7 に一体に設置されることが望ましい。また、指定リモコ 継続・停止を決定する構造になっている。この制御部2 10 ンボックスに切替えの際 切替え前のリモコンボックス 7のレバー位置と新たに指定されたリモコンボックス7 のレバー位置の組造があると、運転者や乗客の予期せぬ 急加速、急発進、急減速により落水事故や転倒事故を引 き起こすことになるため、セレクトスイッチ17は該当 するリモコンボックス7のレバーが中立位置にあるとき にのみ有効とする。さらに、切替え前のリモコンボック ス?のレバー位置が中立以外の位置にあった場合には、 アクチュエータは一旦緩やかに中立位置まで制御が戻 り、以降はリモコンボックスでからの副御を受け付ける

【0026】次に、一つのモータによってスロットル制 御と前後進切換えを行うアクチュエータ15の構造を図 3~図8によって説明する。アクチュエータ15は、不 図示の装置ケースに図3の紙面と直交する方向を軸線方 向として回転自在に支持されかつモータ22にウォーム ギャ23を介して連結された回転体24と、この回転体 24に連結された前後進切換え用レバー25 およびスロ ットル制御用レバー26と、回転体24の回転位置(ア クチュエータ15の制御位置)を検出する制御位置セン 正転方向とされ、シフト範囲が後進側の場合には逆転方 30 サ27等とから形成されている。前記モータ22および センサ27が上述したコントロールユニット16に接続 されている。なお、本実施例では前後進切換え部材およ びスロットル開閉カム部村を一体に形成して回転体24 として構成した例を示す。

> 【0027】回転体24は、全体が略円板状に形成さ れ、その下側軸心部にウォームホイール連絡用軸部材2 4 a が矩形の嵌合機造を介して結合されている。28は この軸部材24 cに回転体24を固定させるための固定 ボルトである。前記ウォームホイール連結用軸部村24 40 にウォームホイール23aが固着され、このウォームホ イール238の下側軸心部に制御位置センサ27が連絡 されている。この制御位置センサ27は、ウォームホイ ール23a (回転体24) の回転角度を検出して前記コ ントロールユニット16に入力する構造になっている。 また、回転体24をウォームギヤ23を介して回転駆動 するモータ22は、回転体24が図3に示す平面視にお いて反時計回りに回るときを正転方向として構成されて いる。

【0028】前記回転体24は、上述した前後進切換え

分) に形成され、前記スロットル関閉カム部材に組当す るものが上部に形成されている。この回転体24の下部 は、図5に示すように、外周部の一部に歯29を有する 円形に形成されている。 さらに、この回転体24の上部 には、前記歯29と対応する部分にカム操30が上方へ 向けて関口させた状態で形成されている。

【0029】このカム溝30は、歯29の丁度真上とな る部分が回転体24の軸心を中心とする円弧状に形成さ れ、との円弧状部分の両端に連なる部分がカムを構成し 号30 bで示す。このカム部分30 bは、カム潜30の **嶋部へ向かうにしたがって回転体24の軸心からの距離** が次第に短くなるように形成されている。また、前記円 弧状部分30aの長さは、後述する前後進切換え用レバ -25が回動するときの回転体24の回動幅と対応する ように設定されている。

【0030】前記前後進切換え用レバー25は支軸31 を介して装置ケースに回動自在に支持され、前記回転体 24の歯29に噛合する歯32と、この歯32に連なる 体連結部分より下方に偏在するアーム部25 aには、推 道機12の前後進切換え装置に接続されたメカニカルケ ーブル13が連結されている。前起凹曲面33は、回転 体24の下部に形成された円形部分の外周面24bと略 等しい曲率をもって形成されている。

【0031】すなわち、回転体24が図5において例え は時計回りに回ると、歯29と歯32の噛み合いによっ て前後進切換え用レバー25が反時計回りに回り、アー ム部25aがメカニカルケーブル13を同図中右方へ引 っ張ることになる。推造機12の前後進切換え続置は、 このメカニカルケーブル13が上述したように引っ張れ られることにより後進側へ切換えられるように構成され ている。また、前記とは逆方向に回転体2.4が回ったと きには、前後進切換え装置は前進側に切換えられる。な お、この前後進切換え装置は、回転体24が図3および 図5に示した位置にあるときには中立位置となるように 模成されている。

【0032】回転体24が回って歯29,32の噛台が 外れるようになると、図6に示すように前後進切換え用 レバー25の凹曲面33が回転体24の外周面24りに 接するようになる。この状態では、回転体24がさらに 引き続いて回ったとしても、図7に示すように前記凹曲 面33が外周面24万に摺接するようになって前後道切 換え用レバー25は前記回動位置に保たれる。すなわ ち、前後遺切換え用レバー25は、回転体24が図3お よび図5に示す中立位置から回るときに歯29、32が 磁合する一定の回動範囲内では回転体24に連れ回る が その回動範囲を越えて回転体24が回ったとしても それに広動することなく停止状態に保たれることにな る。この前後進切換え用レバー25が停止するときの回 50 回転体24の回転に応動してガイド穴37に沿って回転

転体2.4の回動位置が前記前道切換え位置、後進切換え 位置に相当する。

【0033】前記スロットル制御用レバー26は、前記 前後進切換え用レバー25を支持する支輪31に回動自 在に支持され、この軸支部分から延びるアーム部26 & にメカニカルケーブル14が連結されると共に、アーム 部26aとは反対側へ延びる部分にリンク部材34の一 **追が回動自在に連結されている。このリンク部村34は** スロットル制御用レバー26とは反対側の蟾部にローラ ている。円弧状部分を符号30aで示し、カム部分を符 10 35が装着され、このローラ35を回転体24の前記カ ム溝30に額動自在に係入させることによってローラ側 **蟾部が回転体24に連結されている。また、前記ローラ** 35は、回転体24の中央ボス部24でに回動自在に嵌 合されたガイド板36のガイド穴37にも係入されてい

【0034】前記ガイド板36は、図3に示すように平 面視略し字状に形成され、 図3 において右側へ延びる一 辺に回転体24の径方向に沿って延びる長穴からなるガ イド穴37が形成されると共に、図3において上側へ延 凹曲面33とが形成されている。そして、これらの回転 20 びる一辺に略へ字状の係合穴38が形成されている。そ して、このガイド板36は、回転体24の中央ポス部2 4 cに回動自在に係入されると共に、軸140を中心に 回勤する円板40に設けられたピン37に係合する係合 穴38を有し、円板40が図3に示す位置にある場合 は、ガイド板36はピン39の存在によりボス部24c を中心に回動することは頻訓されている。円板40は半 円状切欠き40aを有し、円筒部材41を有するストッ パー42がこの半円状切欠き40 aに押し付けられてい る。このストッパー42は、本実施則では弾性体によっ 30 て形成され、円筒部材4.1を自ちの弾性によって円板4 ①に押し付けた状態で円筒部材41とは反対側の端部が 装置ケースに対して固定されている。

> 【0035】また、前記円板40における半円状切欠き 4()aとは経方向反対側には突起4()bが形成され、こ の突起40 bが後述するリミットスイッチ43の作動子 に添接されている。図3に示した状態では、円板40は ストッパー42によってリミットスイッチ43に押し付 けられ、ストッパー42およびリミットスイッチ43に よって挟持されて図示位置に保持されている。

【0038】すなわち、回転体24が図3に示した中立 位置から例えば時計回りに回ると、ローラ35はガイド 板36によって同図の上下方向への移動が規制されてい る関係から、回転体24の回転角度が小さいときにはカ ム溝30の円弧状部分30aがローラ35に対して移動 する。そして、回転体24の回転角度が大きくなると、 ローラ35は図6に示したように円弧状部分30aとカ ム部分30 bとの連接部を通って図7に示したようにカ ム部分30万に摺接するようになる。ローラ35がカム 部分30hに摺接するようになると、このローラ35は 体24の軸心側へ移動し、とのローラ35を有するリン ク部村34が移動することによってスロットル制御用レ バー26が図において反時計回りに回ることになる。ス ロットル制御用レバー26が反時計回りに回ると、アー ム部26 a に連結されたメカニカルケーブル 14が引っ 張られることになる。一方、回転体24が上記とは逆方 向に回った場合にもローラ35が前記カム部分30bと は反対側に位置するカム部分30%に指接することによ ってスロットル副御用レバー26が反時計回りに回り、 メカニカルケーブル14が引っ張られることになる。 【①①37】前記メカニカルケーブル14に連結された

推進機12のスロットル弁装置は、メカニカルケーブル 14を引っ張ることによってスロットル関度が次第に大 きくなるように構成されている。なお、このスロットル 弁装置は、メカニカルケーブル14が引っ張られていな い図3に示す状態では推進機12をアイドリング状態と する構造になっている。

【0038】また、前記カム簿30の円弧状部分308 の長さは、カム溝30の下側に形成された歯29が前後 道切換え用レバー25の餡32に嚙み合うときの回転体 24の回動角度と、円弧状部分30aにおける円弧の中 心角とが合致するような寸法に設定されている。すなわ ち、回転体24と共に前後進切換えレバー25が回動す るときには、ローラ35が円弧状部分30aに位置する 関係からスロットル制御用レバー26は中立位置に保持 されることになる。そして、前後進切換え用レバー25 が回転体24とは応動しなくなったとき(前記両歯2 9、32の歯合が外れるときであって、前後進切換え装 置が前進切換え位置あるいは後進切換え位置に切換えら 関側へ向けて回ることになる。

【0039】とのような各レバー25、26の動作時期 を図8によって説明する。図8において一点鎖線Nは回 転体24の軸心と各レバー25、26の軸心とを結ぶ中 立位置線である。S、はカム接30の円弧状部分30a とカム部分30 bとの境界を通るシフト終了線、5、は カム部分30bの先端部を通るスロットル全関線であ る。すなわち、回転体24およびシフト終了級51、ス ロットル全関線S」が同図に示す中立位置から回動した 前後進切換えレバー25のみが回動し、シフト終了線S 、からスロットル全関線S。の間に中立位置線Nが位置 するときにはスロットル副御用レバー26のみが回動す ることになる。

【0040】ととで、前記ガイド板36の回転体24に 対する回転を規制する円板40の構成について説明す る。円板40は、フリースロットルレバー44が一体的 に設けられ、このフリースロットルレバー4.4と、フリ ースロットルレバー4.4に連結された暖機用スロットル

示せず)に連結されている。図3においてこの腰機用媒 作レバーを引っ張ると、円板40がフリースロットルレ バー44と共に引かれ、軸140を中心として時計回り に回転力が付与される。そして、円板40の半円状切欠 き40aに係入している円筒部材41がストッパー42 のばね力に抗して回転体24の軸心側へ押され、回転体 24の中央ボス部24cに形成された半円状凹部24d に臨むようになってストッパー42による係合が解除さ れる。このため、円板40は輪140を中心として図る 10 中において時計回りに回ると共に、ピン39によりガイ ド板36の係合孔38を介してガイド板36を時計回に 回勤させる。

【0041】このときには、円板40の突起40bがり ミットスイッチ43の作助子から外れてリミットスイッ チ43がON状態になる。このリミットスイッチ43 は、不図示のソレノイド駆動回路を介して図2に符号4 6で示すレバー操作阻止用ソレノイドに接続されてい る。このレバー操作阻止用ソレノイド48は、リミット スイッチ43がON状態になったときに駆動ピン46a 20 が引き戻されて支輪5aのレバー5bに係合するように 構成されている。 すなわち、上述したように円板40が 回転体24に対して移動したときには、操作レバー5を 操作することができなくなるようになっている。

【0042】上述したように暖機用スロットルレバーに よりガイド板36が時計回りに回転させられると、ロー ラ35はカム溝30の円弧状部分30aに沿って移動 し、このローラ35を有するリンク部村34が移動する ことによってスロットル副御用レバー26が反時計回り に回るようになる。このため、推造機12のスロットル れたとき)に、スロットル制御用レバーがスロットル会 30 弁銭置がスロットル関方向へ駆動されて回転数が上昇す る。このときには、前後進切換え装置は駆動されないの で中立位置に保たれる。なお、回転体24が回勤してス ロットル制御および全後進切換えを行っているときに は、図6および図7に示すように、ストッパー42の円 筒部村41が回転体24の中心ボス部24dの外層面に 接しており、円筒部材41と半円状切欠き40aとの係 台状態を解除することができないので、暖機用操作レバ ーを操作することはできない。

【1) () 4.3 】次に、本発明に係る途隔副御装置 1.1の動 場合、シフト終了線8、が中立位置線Nに重なるまでは 40 作について説明する。緑作レバー5が図1に示すシフト 範囲で操作されたときは、コントロールユニット18が アクチュエータ15のモータ22を操作方向に対応させ て正転させたり逆転させたりする。例えば前進側へ録作 されたときには、モータ22が正転されてアクチュエー タ15の回転体24が図3において時計回りに回され る。このとき、回転体24は前進切換え位置に遵するま で回される。前進切換え位置に回転体24が回ったか否 かは、制御位置センサ27によって検出された回転体2 4の回転角度が予め定めた値に達しているか否かを比較 ケーブル45とを介して運転席の破機用線作レバー(図 50 することによって行われる。この比較はコントロールユ

ニット16の比較部19が行う。

【() () 4.4 】回転体2.4 が前進切換え位置あるいは後進 切換え位置まで回されるととによって、前後進切換え用 レバー25が回勤して推進機12の前後進切換え装置が 駆動される。

【0045】操作レバー5がシフト範囲を越えてさらに 前側あるいは後側へ倒されると、コントロールユニット 16は、制御位置センザ27によって検出された回転体 24の回動角度が操作レバー5の揺動角度に応じた値に なるようにアクチュエータ15のモータ22を制御す る。すなわち、ローラ35に対するカム部分30bの位 置を変えてスロットル制御用レバー26の回動位置を制 御する。このときには、操作レバー5の揺動角度が大き くなるにしたがってスロットル制御用レバー26の回動 角度が大きくなり、推造機12のスロットル弁装置での スロットル弁開度がそれに応じて漸次大きくなる。

【10046】したがって、本発明に係る船舶推進機の遠 隔割御装置11は、電動式のアクチュエータ15を、前 後進切換え部村およびスロットル関閉カム部村(これら タ22で駆動して単体でスロットル制御および前後造切 換えを行う樽造とし、このアクチュエータ15をコント ロールユニット16を介して操作手段(操作レバー5や セレクトスイッチ17) に接続したため、スロットル制 御および前後進切換えに要するモーター減速機およびモ ータ駆動回路に用いる電子部品を1系統分のみとするこ とができる。

【0047】また、本実施例で示したようにアクチュエ ータ15でスロットル制御を行うときに回転体24の外 周面24hに前後道切換え用レバー25の凹曲面33を「30」め、遠隔制御装置を安価に得ることができる。 **蹈接させておく構成を採ると、推造機 1 2 の前後進切換** え装置から前後進切換え用レバー25にメカニカルケー ブル13を介して力が加えられたとしても、凹曲面33 がストッパーとして機能する関係から 前後道切換え用 レバーは前進側切換え位置あるいは後進側切換え位置に 保持される。

【① 048】なお、回転体24の回動位置を検出するに 当たっては、図9に示したように模成することもでき る。 図9はアクチュエータの他の箕槌倒を示す平面図 **同一もしくは同等部材については、同一符号を付し詳細** な説明は省略する。

【①049】図9において、51は前進側切換え位置お よび後進側切換え位置を検出するためのセンサ、52は スロットル関度を検出するためのセンサである。これら のセンザ51、52はそれぞれ回転軸51a、52aの 回転角度を検出してコントロールユニット16に入力す る構造になっている。そして、センサ51は回転軸51 aにアーム53が固着され、このアーム53に枢支され されている。また、センサら2は回転軸52aにアーム 55が固着され、このアーム55に枢支されたリンク5 6を介してスロットル制御用レバー26に連結されてい

12

【0050】このように構成すると、ギヤやカムやリン クに起因するガタ、遊びの影響を無視できるように構成 でき、スロットル制御および前後進切換をより高精度に 行うことができる。図9に示した例ではリンク54.5 8を用いて前後進切換え用レバー25およびスロットル 10 制御用レバー26の動作を基センサ51,52に伝える 構造であるが、前後道切換え用レバー25やスロットル 制御用レバー26の回動をセンサ51、52によって直 接負出するようにしてもよい。さらに、前後進切換え用 レバー25やスロットル制御用レバー26にカムを設 け、このカムに巡接するポテンショアームをセンサ5 1、52に設けるようにしてもよい。

[0051]

【発明の効果】以上説明したように本発明に係る船舶推 道機の遠隔制御装置は、電動式アクチュエータを、前後 は回転体24として一体に構成されている)を同一モー 20 道切換え部材およびスロットル関閉カム部材を同一モー タで駆動して単体でスロットル制御および前後進切換え を行う構造とし、この電動式アクチュエータをコントロ ールユニットを介して操作手段に接続したため、スロッ トル制御および前後造切換えに要するモータ、減退機お よびモータ駆動回路に用いる電子部品が1系統分のみに

> 【0052】したがって、スロットル副御と前後進切換 えとを電動式アクチュエータにより行うに当たって、高 価な部品を必要最小粮度とすることができる。このた

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係る船舶指進機の遠隔制御装置を示す 機略構成図である。

【図2】本発明に係る遠隔副御装置の操作レバーの軸部 を拡大して示す断面図である。

【図3】本発明に係る船舶着造機の遠隔制御装置に使用 するアクチュエータの要部を示す平面図である。

【図4】図3におけるIV-IV線断面図である。

【図5】アクチュエータにおけるシフト機構部の構成を で、同図において前記図3ないし図8で説明したものと 40 示す平面断面図で、同図は図4における回転体および前 後進切換え用レバーのV-V線断面を示している。

> 【図6】アクチュエータの要部を示す平面図で、同図は スロットル弁装置がアイドリング状態で前後進切換え装 置が後進側に切換えられた状態を示す。

> 【図?】アクチュエータの要部を示す平面図で、同図は 前後進切換え装置が後進側に切換えられた状態でスロッ トル弁装置が略全関とされた状態を示す。

> 【図8】アクチュエータに用いるスロットル関閉カムの 平面図である。

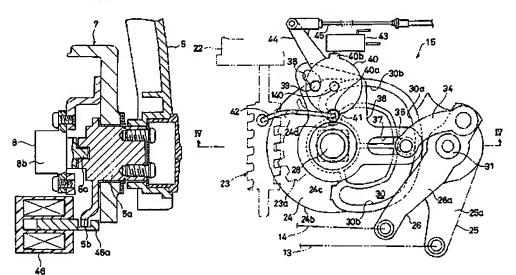
たリンク54を介して前後進切換え用レバー25に連絡 50 【図9】アクチュエータの他の実施例を示す平面図であ

(8)

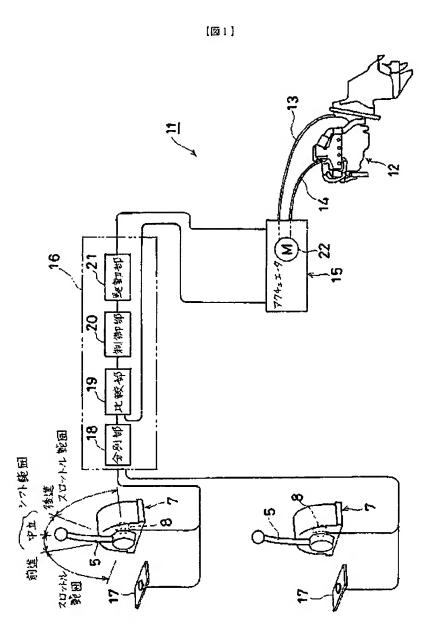
特開平7-17486

13 回転体 *24 ・ る。 24b 外周面 【図10】従来の船舶推進機の遠隔制御装置を示す機略 前後進切換え用レバー 模成図である。 25 【符号の説明】 26 スロットル制御用レバー 27 制御位置センサ 操作レバー 遠隔副御慈麗 29 11 推造機 12 3.0 カム溝 メカニカルケーブル 32 13 四曲面 メカニカルケーブル 33 14 リンク 19 34 アクチュエータ コントロールユニット 35 16 ガイド仮 22 モータ 36

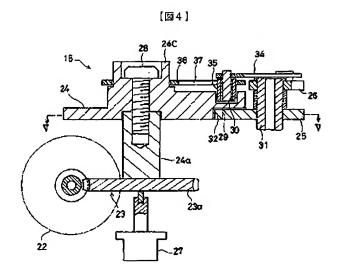
[図2] (図3)

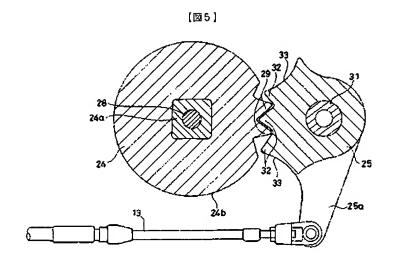


特開平7-17486



特開平7-17486

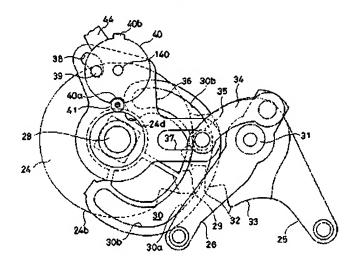




(11)

特開平7-17486

[図6]



[27]

